® BUNDESREPUBLIK DEUTSCHLAND

[®] Offenlegungsschrift [®] DE 3346000 A1

5) Int. Cl. 3: F04 B 1/08



DEUTSCHES PATENTAMT

② Aktenzeichen:

P 33 46 000.0

② Anmeldetag:

20. 12. 83

Offenlegungstag:

28. 6.84

30 Innere Priorität: 3

@ 33 3

21.12.82 DE 82359199

15.06.83 DE 33216460

7 Anmelder:

Linde AG, 6200 Wiesbaden, DE

② Erfinder:

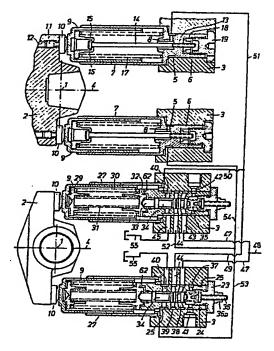
Deininger, Horst, Dipl.-Ing., 8755 Hörstein-Alzenau, DE; Stein, Harald, Dipl.-Ing. (FH), 6117 Schaafheim, DE

BEST AVAILABLE COPY

Hydraulische Stelleinrichtung für eine hydrostatische Maschine

Hydraulische Stelleinrichtung für eine nach zwei Seiten aus einer Neutrallage heraus einstellbare, als Pumpe oder Motor arbeitende hydrostatische Maschine mit einem gegen eine Feder 17 in einem Stellzylinder 7 verschiebbaren Stellkolben 9, der mit einem verschwenkbaren Teil der hydrostatischen Maschine in Wirkverbindung steht und mit einem gegen die Kraft einer zweiten Feder 35 verschiebbaren, mit Steuerdruck beaufschlagbaren Steuerkolben 34, wobei für jede Schwenkrichtung der hydrostatischen Maschine aus der Neutrallage heraus je ein Stellzylinder-Stellkolben-Aggregat 7, 9 bzw. 27, 9 vorgesehen ist und für jede Schwenkrichtung je ein Vorsteuerkolben 34 vorgesehen ist, wobei dieser Vorsteuerkolben 34 jeweils auf der anderen Seite von der Schwenkachse 1 angeordnet ist wie der von ihm beaufschlagte Stellzylinder 7.

ORIGINAL INSPECTED



LINDE AKTIENGESELLSCHAFT

5

10

25

1

A 82/99-II DP-St/re

Patentansprüche

Hydraulische Stelleinrichtung für eine nach zwei Seiten aus einer Neutrallage heraus einstellbare hydrostatische Maschine (Pumpe oder Motor) mit einem gegen einen Energiespeicher, vorzugsweise eine Feder, in einem Stellzylinder verschiebbaren, mit dem verschwenkbaren Teil der hydrostatischen Maschine in Wirkverbindung stehenden Stellkolben und mit einem gegen die Kraft einer Feder verschiebbaren, mit Steuerdruck beaufschlagbaren Vorsteuerkolben, gekennzeichnet durch die

Kombination folgender Merkmale:

- a) für jede Schwenkrichtung aus der Neutrallage heraus ist je ein Stellzylinder-Stellkolben-Aggregat (7,9 bzw. 27.9) vorgesehen
 - b) für jede Schwenkrichtung aus der Neutrallage heraus ist je ein Vorsteuerkolben (34 bzw. 34a) vorgesehen
- 30 c) der Vorsteuerkolben (34 bzw. 34a) ist jeweils auf der anderen Seite der Schwenkachse (1) angeordnet wie der von ihm beaufschlagte Stellzylinder (7,27).
- Stelleinrichtung nach Anspruch 1, dadurch gekenn zeichnet, daß der Druck in dem Stellzylinder (27) auf

den auf der gleichen Seite der Schwenkachse angeordneten Vorsteuerkolben (34) auf dessen der vom Vorsteuerdruck beaufschlagten Stirnfläche entgegengesetzten Stirnfläche einwirkt.

5

 Stelleinrichtung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß der Vorsteuerkolben (34) in einer Hülse (24) verschiebbar ist, die im Gehäuseboden (3) der hydrostatischen Maschine festgelegt ist.

10

4. Stelleinrichtung nach Anspruch 3, dadurch gekennzeichnet, daß durch die Hülse (24),in der der Vorsteuerkolben (34) verschiebbar ist, der zugeordnete
Stellzylinder (27) festlegbar ist.

15

- Stelleinrichtung nach einem der vorangegangenen Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß die Bohrung in der Hülse (24),in der der Vorsteuerkolben (34) verschiebbar ist, koaxial zur Achse des Stellzylinders (27) angeordnet ist.
 - 6. Stelleinrichtung nach einem der vorangegangenen Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß auf jeder Seite der Schwenkachse (2) zwei Stellzylinder (7, 27) angeordnet sind, die an die gleiche, von jeweils einem Vorsteuerkolben gesteuerte Leitung (49 bzw. 52) angeschlossen sind.
- Stelleinrichtung nach einem der vorangegangenen Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß eine zweite von Steuerdruck beaufschlagte, bei Absenken des Steuerdrucks eine Verbindung zwischen der zu dem Stellraum des Stellzylinders auf der anderen Seite der hydrostatischen Maschine führenden Stelldruck-leitung (135) und der Ablaufleitung (133) herstellende Sicherheits-

- einrichtung (102, 104) vorgesehen ist.
- Stelleinrichtung nach Anspruch 7, dadurch gekenn-8. zeichnet, daß im Vorsteuerkolben (34a) eine zum Steuerdruckraum (132) offene Sackbohrung (131) angeordnet 5 ist, in der ein Sicherheitskolben (102) gegen die Kraft einer gegen den Boden der Sackbohrung (131) abgestützten Feder (104) verschiebbar ist, wobei der Vorsteuerkolben (34a) zwei Gruppen von Radialbohrungen (114 und 117) aufweist, die in die Sackbohrung (131) münden und 10 von denen die Radialbohrungen (114) in die mit der Ablaufleitung (133) verbindbare Ringnut (115) des Vorsteuerkolbens (34a) münden und die Bohrungen (116) in die mit der Stelldruckleitung (135) verbindbare Ringnut des Vorsteuerkolbens (34a) münden, wobei ferner 15 der Sicherheitskolben (102) einen gegen den Boden der Sackbohrung (101) anlegbaren Anschlag (105) eine Ringnut (110) und Bohrungen (111, 112 und 113) aufweist, wobei die Ringnut (110) derart angeordnet ist, daß das die Ringnut (110) zum Steuerdruckraum (132) hin 20 begrenzende Wandteil des Sicherheitskolbens (102) die im Vorsteuerkolben (34a) angeordneten Bohrungen (116) bei gegen den Anschlag (105) anliegendem Sicherheitskolben (102) verschliesst und daß die Ringnut (110) bei unter der Wirkung der Feder (104) verschobenem Sicher-25 heitskolben (102) mit der im Vorsteuerkolben (34a) angeordneten Ringnut (116) verbunden ist.
 - 9. Stelleinrichtung nach Anspruch 8, dadurch gekennzeichnet, daß die Spannung der Feder (104) derart gewählt ist, daß der Sicherheitskolben (102) unter der
 Wirkung eines Steuerdrucks, der geringer ist als der
 Vorsteuerdruck, bei dem die Regelwirkung des Vorsteuerkolbens (34a) beginnt, gegen den Anschlag (105) gedrückt
 ist.

- 1 10. Stelleinrichtung nach Anspruch 8, dadurch gekennzeichnet, daß am steuerdruckraumseitigen Ende des Sicherheitskolbens (102) ein weiterer Anschlag (106) angeordnet ist, der gegen den Abschlußdeckel (Verschlußschraube 109) des Steuerdruckraumes (132) anlegbar ist.
- 11. Stelleinrichtung nach Anspruch 8, dadruch gekennzeichnet, daß am Vorsteuerkolben (34a) anschließend
 10 an die Ringnut (117) ein Drosselspalt (118) vorgesehen ist.
- 12. Stelleinrichtung nach Anspruch 8, dadurch gekennzeichnet, daß mit dem Stirnteil (33a) des Vorsteuerkolbens (34a) ein Anschlagbolzen (14a) verbunden ist,
 der mit einem Anschlagbund (122) versehen ist, gegen
 den ein Federteller (123) anlegbar ist.

25

30

- 5 -

LINDE AKTIENGESELLSCHAFT

A 82/99-II DP-St/As

10 Hydraulische Stelleinrichtung für eine hydrostatische Maschine

15 Die Erfindung betrifft eine hydraulische Stelleinrichtung für eine nach beiden Seiten aus einer Neutrallage heraus, in der die Kolben der hydrostatischen Maschine auch bei Rotation derselben keinen Hub ausführen und in der die Federn gegen einen Anschlag anliegen oder im Gleichgewicht stehen, einstellbare, als Hydromotor oder vorzugsweise als Pumpe arbeitende hydrostatische Maschine, wobei die Stelleinrichtung mit einem gegen einen Energiespeicher, vorzugsweise eine Feder, in einem Stellzylinder verschiebbaren, mit dem verschwenkbaren Teil der hydrostatischen Maschine verbundenen Stellkolben und mit einem gegen die Kraft einer Feder verschiebbaren, mit Steuerdruck beaufschlagbaren Vorsteuerkolben versehen ist. Hydraulische Stellvorrichtungen mit mechanisch angesteuertem Vorsteuerkolben und im übrigen den vorgenannten Merkmalen sind in verschiedenen Ausgestaltungsformen bekannt (DE-AS 14 53 513 - DE-PS 17 76 206 - DE-AS 11 54 689). Dabei ist es bekannt, starke Rückführfedern, die ein sicheres Rückführen in die Nullhublage ermöglichen, zu verwenden (DE-PS 17 76 206) und es ist in anderer Ausgestaltungsform bekannt, den Vorsteuerkolben in den Stellkolbenbereich zu integrieren

(DE-AS 14 53 513). Andererseits sind auch schon hydraulische Stelleinrichtungen mit allen vorgenannten Merkmalen bekannt, das heißt, solche, bei denen auch der Vorsteuerkolben hydraulisch durch einen Steuerdruck angesteuert ist (DE-OS 28 23 559 und im Prinzip DE-OS 20 01 701). Alle bisher bekannten Einrichtungen weisen noch irgendwelche Nachteile auf.

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, eine Stelleinrichtung gemäß der Gattung zu verbessern, insbesondere eine einfachere, einfacher kostensparend herstellbare und betriebssichere Stelleinrichtung zu schaffen, die wenig Bauraum erfordert.

15 Diese Aufgabe wird gemäß der Erfindung dadurch gelöst, daß für jede Schwenkrichtung des einstellbaren Teiles der hydrostatischen Maschine aus der Neutrallage heraus je (mindestens) ein Stellkolben vorgesehen und für jede Schwenkrichtung je ein Vorsteuerkolben vorgesehen ist, der auf der 20 anderen Seite der Ebene, in der die Schwenkachse des schwenkbaren Teiles und bei einer Axialkolbenmaschine die Drehachse der Zylindertrommel liegt, angeordnet ist, wie der von ihm beaufschlagte Stellkolben, wobei ferner der Druck in dem Stellzylinder auf die Stirnfläche des auf der gleichen Seite 25 der genannten Ebene angeordneten Vorsteuerkolbens wirkt, und zwar auf die Stirnfläche des Vorsteuerkolbens, die der vom Steuerdruck beaufschlagten entgegengesetzt ist. Das ermöglicht eine Bauraum sparende Anordnung, ermöglicht ferner die Verwendung einfacher Drehteile und damit ein kostensparendes Herstellen und vor allem ermöglicht die Verwendung starker, in der Neutrallage gegen Anschläge anliegender Rückführfedern, so daß durch die starken Federn eine hohe Sicherheit gegeben ist selbst dann, wenn durch erhöhte Reibung oder sonstige Widerstände ein Rückschwenken der Maschine in die Neutrallage behindert ist. Diese Möglichkeit, starke Rückführfedern

- 1 anzuwenden, ist besonders wichtig. Bei der Ausgestaltung gemäß der Erfindung steuert jeder Vorsteuerkolben nur eine der zwei Schwenkrichtungen.
- 5 Dadurch, daß der Stelldruck, der in dem auf der gleichen Seite der Schwenkachse angeordneten Stellzylinder wirkt, auf die Stirnseite des Vorsteuerkolbens wirkt, ist der Vorsteuerkolben auf der Seite, auf der der Stellzylinder mit Druck beaufschlagt ist, automatisch durch den Stelldruck
- 10 mit einer Kraft belastet, die ein Aussteuern des Vorsteuerkolbens unter Wirkung des Steuerdruckes verhindert. Das heißt, durch die Wahl der Anordnung und Schaltung der Funktionskanäle ist jeweils der Vorsteuerkolben automatisch ausgeschaltet, der sich nicht in Arbeitsstellung befinden
- 15 soll, und kann erst dann den Stellzylinder auf der anderen Seite der Schwenkachse mit Stelldruck beaufschlagen, wenn der Stelldruck in dem Stellzylinder, der auf der gleichen Seite wie der Vorsteuerkolben liegt, abgebaut ist. Es kann also niemals auf beiden Seiten gleichzeitig Stelldruck
- 20 in die Stellzylinder gegeben werden, auch dann, wenn Steuerdruck gleichzeitig auf die Vorsteuerkolben beider Seiten gegeben wird oder Vorsteuerdruck schon auf den Vorsteuerkolben einer Seite gegeben wird, während der Stelldruck auf der anderen Seite noch nicht abgebaut ist. Das heißt,
- 25 auch unter Berücksichtigung möglicher Trägheitswirkungen bzw. Verzögerungen durch Strömungseffekte wird gesichert, daß immer nur der Stellzylinder auf einer Seite beaufschlagt ist.
- 30 Bei Schrägscheibenaxialkolbenmaschinen, insbesondere Schrägscheibenpumpen, ist es bekannt, vier Stellkolben zumindest annähernd parallel zur Drehachse, annähernd in den Ecken eines Rechteckes anzuordnen (DE-OS 26 20 523).

 Eine solche Anordnung läßt sich bei der Ausgestaltungs35 form gemäß der Erfindung besonders zweckmäßig anwenden,

- 1 wobei dann auf jeder Seite der Schwenkachse zwei Stellkolben angeordnet sind, von denen jeweils einer mit einem Vorsteuerkolben räumlich kombiniert ist.
- 5 Die Anordnung ermöglicht, Stellzylinder großen Durchmessers zu verwenden, wobei innerhalb des Stellzylinders eine Feder beziehungsweise ein Federpaket angeordnet ist, das einerseits gegen den Zylinderboden, andererseits gegen einen Federteller abgestützt ist, der seinerseits auf 10 einem Stützbolzen abgestützt ist, der seinerseits wiederum im Zylinderboden befestigt ist, das heißt, die Feder wird nur dann zusammengedrückt, wenn der Kolben über die Nulllage hinaus zurückgedrückt wird. Die Anordnung ermöglicht es, starke Federn zu verwenden, die ein sicheres Rück-15 führen in die Nullhublage bewirken. Ohne wesentliche Vergrößerung des Gesamtgehäuses können vier großvolumige Zylinder angeordnet werden, durch deren großen Querschnitt wiederum große Kräfte erzeugt werden können. Durch Einstellen der Widerlager für die Federteller von außen her 20 kann die Nullstellung von außen her eingestellt werden. Selbst wenn die Stellzylinder drucklos sind, reicht die Kraft der jeweils zwei beaufschlagten Federn aus, die Pumpe in die Nullhublage zurückzuschwenken, das heißt selbst dann, wenn die Pumpe unter Druck steht, kehrt diese in 25 die Nullhublage zurück, wenn nicht willkürlich ein Steuerdruck aufgegeben wird und dadurch ein Ausschwenken bewirkt wird, Erst dann, wenn ein Steuerdruck mit einer gewissen Mindestgröße des Drucks aufgegeben wird, beispielsweise ein Steuerdruck von mindestens 2 bar, beginnt der 30 Stellkolben gegen die Kraft der Feder auf der anderen Seite zu verschieben. Die Federkennlinie und der Stelldruck werden derart gewählt, daß bei einem gegebenen Stelldruck auch bei Umkehr des Förderdrucks auf die andere Seite der Pumpe der Schwenkwinkel der Wiege höchstens um 1,5° ver-35 ändert wird. Durch das große Volumen der Stellzylinder

1 kann langsam durch eine Drosselstelle in diese einströmen und daher feinfühlig gesteuert werden. Das Steuern der Höhe des Steuerdrucks kann unmittelbar an der Pumpe erfolgen. Der Signalgeber für den Steuerdruck kann aber auch beispielsweise als elektrisch beziehungsweise elektronischer Signalgeber entfernt angeordnet sein. Reißt die Steuerdruckleitung kehrt die Pumpe in die Nullhublage zurück.

Eine besonders zweckmässige bauliche Ausgestaltungsform

10 ergibt sich, wenn jeweils der Vorsteuerkolben in einer koaxialen Bohrung einer Hülse verschiebbar angeordnet ist, die im Gehäuseboden der hydrostatischen Maschine festlegbar ist und durch die ihrerseits der Stellzylinder im Gehäuseboden festlegbar ist. Die Zylinder sind also im Gehäuseboden (Steuerbodenaufnahme) befestigt und werden mit dieser fertigmontiert in das Gehäuse eingesetzt, wobei die Lage der Federteller vorher nach Mass eingestellt wird.

Sind vier Stellzylinder vorgesehen, von denen zwei nicht 20 mit einem Vorsteuerkolben versehen sind, können trotzdem vier gleichartige Bohrungen im Gehäuseboden vorgesehen sein, in die entsprechende Stellzylinderfußteile eingesetzt werden und durch Schrauben festgehalten werden. Diese Ausgestaltungsform ermöglicht auch in einfacher Weise, die Anschläge für die Federn, durch die die neutrale Lage ("Nullhublage") bestimmt wird, einstellbar zu machen.

Im Gegensatz zu der direkten mechanischen Ansteuerung sind also keine großen Handkräfte zum Einstellen erforderlich.
30 Andererseits ist die Einrichtung bei weitem nicht so aufwendig wie die üblicherweise verwendeten Servostelleinrichtungen. Das Zurückstellen der Maschine in die Neutrallage auch dann, wenn der Vorsteuerkolben infolge einer Störung, beispielsweise infolge des Zwischensetzens von Schmutzteilchen, hängen bleibt, wird insbesondere dann

besonders sicher erzielt, wenn eine zweite, vom Steuerdruck beaufschlagte, bei Absenken des Steuerdrucks eine Verbindung zwischen der zu dem Stelldruckraum des Stellzylinders auf der anderen Seite des hydrostatischen Getriebes führende Stelldruckleitung und der Ablaufleitung herstellende Einrichtung als Sicherheitseinrichtung vorgesehen ist. Durch diese Weiterausgestaltung wird also auf jeden Fall der Druck im Stellzylinder abgebaut, wenn der Vorsteuerdruck abgesenkt wird, unabhängig davon, ob der Vorsteuerkolben die vorge10 sehene Funktion ausführt oder nicht.

Eine besonders zweckmäßige bevorzugte Ausgestaltungsform einer solchen zweiten Einrichtung, bei der die Verbindung zwischen Stelldruckleitung, die zu den Stelldruckräumen 15 führt, und der Ablaufleitung bei Absenken des Vorsteuerdrucks auch dann hergestellt wird, wenn der Vorsteuerkolben in ausgesteuerter Stellung hängenbleibt und bei der diese zweite Einrichtung als Sicherheitseinrichtung im Vorsteuerkolben selbst angeordnet ist, ist im Anzopruch 8 angegeben.

Durch die Merkmale des Anspruchs 9 wird eine zweckmäßige Reihenfolge der Steuerfunktionsvorgänge erzielt.

Durch den Anschlag gemäß Anspruch 10 wird bewirkt, daß dann, wenn der Vorsteuerdruck auf den Wert null abgesenkt ist, also der Vorsteuerdruck auf den Vorsteuerkolben kolben keine Kraft ausübt und damit der Vorsteuerkolben unter der Wirkung der Einstellfeder in die Endlage gedrückt wird, der Sicherheitskolben im Vorsteuerkolben in die Lage gebracht wird, in der er sich befindet, wenn Vorsteuerdruck auf den Vorsteuerkolben wirkt, das heißt, wenn der Vorsteuerkolben die Lage einnimmt, die er bei abgesenktem Vorsteuerdruck einnehmen soll, ist die Wirkung des Sicherheitskolbens ausgeschaltet und somit bei normal-

- 11 -

1 funtionierendem Vorsteuerkolben die Verbindung zwischen der zu den Stelldruckräumen der Stellzylinder führenden Stelldruckleitung und der Ablaufleitung unterbrochen, so daß nicht über den Sicherheitskolben unnötig Stell- druckmittel abfließen kann.

Der Drosselspalt gemäß Anspruch 11 ist vorgesehen, da in dem Fall, daß der Vorsteuerkolben in ausgesteuerter Lage hängen bleibt, die Stelldruckzulaufleitung mit der Ablaufleitung verbunden wäre. Durch den Drosselspalt 8 wird ungehindertes Nachfliessen des Stelldruckmittels aus der Stelldruckzuführungsleitung verhindert. Darüber hinaus hat dieser Drosselspalt 8 auch noch eine zweite Funktion, insofern als er bei normaler Funktion der 15 Einstelleinrichtung die Stellzeit begrenzt, das heißt die Nachström-geschwindigkeit begrenzt.

Weil bei der Ausgestaltungsform gemäß Anspruch 8 der Sicherheitskolben innerhalb des Vorsteuerkolbens ange-20 ordnet ist, muß bei dieser Anordnung der Vorsteuerkolben einen wesentlich größeren Durchmesser aufweisen als dann erforderlich ist, wenn auf solchen Sicherheitskolben verzichtet wird oder dieser außerhalb des Vorsteuerkolbens angeordnet wird. Infolge dieses größeren Durchmessers 25 des Vorsteuerkolbens wirkt bei einem gegebenen Vorsteuerdruck auf den Vorsteuerkolben auch eine größere Kraft, so daß eine größere Regelfeder erforderlich ist. Eine Verstärkung der Regelfeder geht auf Kosten des Federweges. Wenn der Stellkolben, in dem die Regelfeder angeordnet ist, 30 ausfährt, ist der Weg, den der Stellkolben zurücklegt, größer als der Weg, auf dem eine hinreichend starke Feder eine hinreichend große Kraft ausüben kann. Deshalb wird der maximale Weg der Regelfeder auf den Weg begrenzt, auf dem sie eine hinreichende Vorspannkraft aufweisen kann. 35 Eine für diesen Zweck geeignete Maßnahme ist im Anspruch 12 1 angegeben.

Die Erfindung wird im folgenden anhand der in der Zeichnung dargestellten Ausführungsbeispiele erläutert.

5

Figur 1 zeigt eine halbschematische Schnittdarstellung.

Figur 2 zeigt ein Detail aus Figur 1 in größerem Maßstab.

10 Figur 3 zeigt einen Schnitt durch einen Stellzylinder in der Weiterausgestaltungsform mit einer Sicherheitseinrichtung.

Der obere Teil der Figur 1 zeigt einen Schnitt durch eine Schrägscheibenaxialkolbenmaschine in der Ebene, in der zwei Stellzylinderachsen liegen, und der untere Teil der Figur 1 zeigt einen zweiten Schnitt durch die gleiche Axialkolbenmaschine in der Ebene, in der die Achsen der beiden anderen Stellzylinder liegen, wobei die beiden 20 Schnittebenen parallel zueinander senkrecht zu der Schwenkachse 1 stehend angeordnet sind.

Die Wiege 2 ist um die Schwenkachse 1 schwenkbar in dem in der Zeichnung nicht mehr dargestellten Gehäuse gelagert, 25 das durch den Gehäuseboden 3 (Steuerbodenaufnahme) nach der in der Zeichnung rechten Seite abgeschlossen ist. Die in der Zeichnung nicht mehr dargestellte Zylindertrommel ist rotierbar um eine Drehachse 4. Parallel zur Drehachse 4 sind in der in der Zeichnung oberen Schnittebene zwei abgesetzte Bohrungen 5 im Gehäuseboden 3 vorgesehen. In jede Bohrung 5 ist ein Fußteil 6 eines Stellzylinders 7 eingesetzt. Das Fußteil 6 weist eine Ringnut auf, die durch eine Querbohrung 8 mit dem Innenraum des Stellzylinders 7 verbunden ist. In jedem der beiden Stellzylinder 7 ist ein Stellkolben 9 verschiebbar, der mit seiner Stirnfläche gegen

- 13 -

- 1 ein Anschlagteil 10 anliegt, das aus gehärtetem Material besteht und mit einem Gewindefuß 11 in eine Gewindebohrung 12 der Wiege 2 eingesetzt ist.
- 5 In eine koaxiale Gewindebohrung des Fußteiles 6 ist ein Gewindeteil 13 eines Anschlagbolzens 14 eingeschraubt, der mit dem Bund seines Kopfes 15 gegen einen Innenbund des Federtellers 16 anliegt, gegen den die Feder 17 abgestützt ist, die andererseits gegen das Bodenteil des Stell-10 zylinders 7 abgestützt ist. Das Gewindeteil 13 des Anschlagbolzens 14 ist durch eine Gegenmutter 18 gesichert und an der Stirnseite mit einem Schlitz für einen Schraubendreher versehen, so daß die Lage des Kopfes 15 durch Verdrehen des Anschlagbolzens 14 leicht fixiert werden kann. Der Ge-15 windestopfen 19 ist in ein Innengewinde des Fußteiles 6 eingeschraubt, so daß der Gewindestopfen 19 gegen die eine Schulter der Bohrung 5 und das Bodenteil des Stellzylinders 7 gegen die andere Schulter der Bohrung 5 anliegt, so daß durch Festziehen des Gewindebolzens 19 der Stellzylinder 7 20 im Gehäuseboden 3 festgelegt ist.

In der zweiten, in der Zeichnung unteren Schnittebene sind ebenfalls im Gehäuseboden 3 zwei Bohrungen vorgesehen, die hier mit 25 bezeichnet sind. In jede Bohrung ist eine Hülse 24 eingesetzt, die ihrerseits eine koaxiale Längsbohrung aufweist, die am in der Zeichnung rechten Ende mit einem Innengewinde versehen ist, in das ein Gewindestopfen 23 eingeschraubt ist, der sich mit seiner Bundfläche wiederum gegen die Stirnfläche des Gehäusebodens 3 abstützt.

Während der Stellzylinder 7 mit dem Fußteil 6 aus einem Teil besteht und entsprechend ein Bodenplattenteil aufweist, weisen die in der Schnittebene, die in Figur 1 unten 35 angeordnet ist angeordneten Stellzylinder 27 nur den 1 äußeren Ring 22 einer Bodenplatte auf, der gegen die Schulter 21 der Bohrung 25 anliegt und gegen den die Schulter 26 der Hülse 24 anliegt, so daß durch die mittels des Gewindebolzens 23 festgespannte Hülse 24 der Boden-5 ring 22 und damit der Stellzylinder 27 im Gehäuseboden 3 festgelegt ist.

Im Stellzylinder 27 ist wiederum ein Stellkolben 9 verschiebbar, gegen dessen Innenseite ein Federteller 29 an10 liegt, gegen den eine äußere Feder 30 und eine innere Feder 31 abgestützt sind. Beide Federn 30 und 31 stützen sich gegen einen zweiten Federteller 32 ab, der sich gegen einen Stützfortsatz 33 des Vorsteuerkolbens34 abstützt, der auf der anderen Seite durch eine Einstellfeder 35 gegen 15 den Gewindestopfen 23 abgestützt ist, wobei in einer Gewindebohrung desselben ein Anschlageinstellstift 36 verschiebbar und mittels einer Mutter 36a festlegbar ist.

In der Hülse 24 sind vier Radialbohrungen 37, 38, 39 und 40 20 vorgesehen, die jeweils über eine Ringnut mit einer Bohrung im Gehäuse in Verbindung stehen, wobei die Bohrung 37 der in Figur 1 unteren Hülse 24 mit einer Bohrung 41 im Gehäuseboden 3 und die Bohrung 37 der in der Figur 1 oberen Hülse 24 mit einer Gehäusebohrung 42 in Verbindung steht. 25 Die Bohrung 38 steht mit einer Bohrung 43 in Verbindung, die Bohrung 39 in der Hülse 24 steht mit einer Bohrung 44 im Gehäuseboden 3 in Verbindung und schließlich steht die Bohrung 40 in der Hülse 24 mit einer Bohrung 45 im Gehäuseboden 3 in Verbindung. An die Bohrung 41 ist 30 eine in der Zeichnung nicht mehr dargestellte Leitung angeschlossen, die zu einer in der Zeichnung ebenfalls

- 15 -

1 nicht mehr dargestellten Quelle für einstellbaren Steuerdruck führt. Die Bohrung 42 ist an eine zweite, ebenfalls in der Zeichnung nicht mehr dargestellte Leitung angeschlossen, die zu einer zweiten, ebenfalls in der Zeichnung nicht mehr dargestellten Steuerdruckquelle führt.

Beide Bohrungen 43 sind an je eine Leitung 47 angeschlossen, die sich in einer Leitung 48 fortsetzen, die zu einer in der Zeichnung nicht mehr dargestellten Stelldruck10 quelle, beispielsweise einer Speisepumpe für das hydrostatische Getriebe, zu der die Axialkolbenmaschine gehört, führt. An die in der Zeichnung untere der Bohrungen 44 ist eine Leitung 49 angeschlossen, von der aus eine Teilleitung 50 zu einem Kanal 51a führt, von dem aus eine Radialnut 52a und eine Axialbohrung 53 zum Innenraum des in der Zeichnung oberen Stellzylinders 27 führt. Eine weitere, von der Leitung 49 ausgehende Zweigteilleitung 51 führt durch einen Kanal im Gehäuseboden 3 zu der Bohrung 8 im Stellzylinder-fuß 6 des ebenfalls oberen Stell20 zylinders 7.

Von der Bohrung 44, die dem oberen Vorsteuerkolben 34 zugeordnet ist, geht eine Leitung 52 aus, die sich in zwei Zweigteilleitungen 53 und 54 aufteilt, die zu den 25 Innenräumen der jeweils unteren Stellzylinder führen. An die beiden Bohrungen 45 ist je eine drucklose Ablaufleitung 55 angeschlossen.

Die Wirkungsweise ist folgende: Wird durch die zugeordnete 30 Steuerdruckquelle auf den Anschluß 41 Steuerdruck gegeben, so wird durch diesen der in der Zeichnung untere Vorsteuerkolben 34 derart nach in der Zeichnung links verschoben,

1 daß er die Leitung 47 mit der Leitung 49 verbindet, so daß das durch die Leitung 48 zufließende Stelldruckmittel durch die Leitung 49 und von dieser durch die Teilzweigleitungen 50 und 51 in die jeweils in der Zeichnung oberen 5 Stellzylinder 7 und 27 strömt und den jeweils in diesen befindlichen Stellkolben 9 nach in der Zeichnung links verdrängt, wobei die Wiege 2 entgegengesetzt dem Uhrzeigersinn verschwenkt und dadurch die in der Zeichnung unteren Stellkolben 9 zurückdrückt, wobei die jeweils unteren 10 Federn 17 und 30, 31 zusammengedrückt werden. Dabei wirkt der in dem in der Zeichnung oberen Stellzylinder 27 anstehende Druck auch auf die in der Zeichnung linke Stirnfläche des in der Zeichnung oberen Vorsteuerkolbens 34, so daß selbst dann, wenn auf den Anschluß 42 Steuerdruck 15 gegeben würde, der in der Zeichnung obere Vorsteuerkolben 34 durch diesen Steuerdruck nicht nach in der Zeichnung links verschoben werden kann, also auch nicht die ihm zugeordnete Leitung 47 mit der Leitung 52 verbinden kann. Wird im Anschluß 41 der Steuerdruck abgesenkt, so 20 verbindet der in der Zeichnung untere Vorsteuerkolben 34 die Leitung 49 mit der Leitung 55, so daß über die Leitung 49 und die Teilzweigleitungen 50 und 51 aus den oberen Stellzylindern 7 und 27 wieder Stelldruckmittel abgelassen wird.

In entsprechender Weise ergibt sich eine Wirkung, wenn Steuerdruck auf den Steuerdruckanschluß 42 gegeben wird, so daß sich der in der Zeichnung obere Vorsteuerkolben 34 nach in der Zeichnung links verschiebt und die ihm zugeordnete Leitung 47 mit der Leitung 52 verbindet, mit dem Ergebnis, daß die in der Zeichnung unteren Stellzylinder 7 und 27 mit Stelldruck beaufschlagt werden und die Wiege 2 im Uhrzeigersinn um die Achse 2 herumschwenkt.

1 Die Federn 30 und 31 haben unterschiedliche Länge.
Funktionell ist das ohne Bedeutung, jedoch ist das aus baulichen Gründen für die Federn zweckmäßig, weil die kleinere schlecht derart gestaltet werden kann, daß sie den ganzen Hub des Stellkolbens 9 mitmachen kann. In Neutrallage der Wiege 2 liegen beide Federn 30 und 31 an beiden zugeordneten Federtellern 29 und 32 an. Das ist auch auf einem wesentlichen ersten Teil des Hubes der Fall, wenn der Stellkolben 9 aus dem Stellzylinder 27 austritt. Erst auf dem letzten Teil des Verschiebeweges des aus dem Stellzylinder 27 austretenden Stellkolbens 9 hebt die kleinere Feder von ihrem Federteller ab.

In der Stirnfläche der Hülse 24, an der der Federteller 32 15 gegen diese Stirnfläche der Hülse 24 anliegt, ist eine Nut 62 angeordnet, durch die Flüssigkeit aus dem Raum vor der Stirnfläche des Vorsteuerkolbens 34 in den Innenraum des Zylinders 27 übertreten kann.

20 Bei Verschwenken der Wiege 2 in der Schwenkrichtung, die in der Zeichnung dem Uhrzeigersinn entspricht, strecken sich die in der Zeichnung unteren Federn 30 und 31 und wird die in der Zeichnung obere Feder 17 zusammengedrückt, während die in der Zeichnung untere Feder 17 wirkungslos
25 bleibt, weil der Federteller 16,gegen den diese Feder 17 abgestützt ist, gegen den Anschlag am Kopf Ades
Bolzens 14 anliegt und diese Feder sich somit nicht strecken kann. Die Rückstellkraft ist also gegeben durch den Überschuß der Kraft der Feder 17 gegenüber der Kraft der
30 Summe der Federn 30 und 31. In der Neutrallage ("Nullhublage") der Wiege 2 liegt sowohl der Federteller 16 der oberen Feder 17 als auch der in der Zeichnung untere Federteller 16 der in der Zeichnung unteren Feder 17 gegen den Anschlagkopf 15 an und liegt andererseits die

1 Stirnseite des Kolbens 9 gegen das zugeordnete Anschlagteil 10 an, so daß die Neutrallage einerseits konkret definiert ist, andererseits durch Einstellen der Bolzen 14 genau eingestellt werden kann.

Bei der in Figur 3 dargestellten Ausgestaltungsform mit Sicherheitseinrichtung ist in einer Bohrung 25a des Gehäusebodens 3a eine Ventilhülse 141 eingesetzt, in der Radialbohrungen 144, 145, 134 und 136 vorgesehen sind, 10 von denen die Radialbohrungen 144 mit einer Steuerdruckzuführungsleitung 139 im Gehäuseboden 3a in Verbindung stehen und die Bohrungen 145 mit einer Stelldruckzuführungsleitung 140 in Verbindung stehen und die Bohrungen 136 über die Bohrungen 135 im Gehäuse 3a mit einer Stelldruck-15 leitung in Verbindung stehen, die zu dem Innenraum des in der Zeichnung nicht mehr dargestellten Stellzylinders führt, der auf der entgegengesetzten Seite der Schwenkachse der Wiege angeordnet ist. Die Radialbohrungen 134 stehen mit der Leitung 133 in Verbindung, die zu einem 20 drucklosen Behälter führt. Mit einem Gewinde 164 ist die Ventilhülse 141 in das Bodenteil 165 des Stellzylinders 27 eingeschraubt, in dem ein Stellkolben 9 verschiebbar ist. Der Innenraum des Stellzylinders 27 steht über eine Leitung 147 mit dem in der Zeichnung nicht mehr darge-25 stellten Steuerventil in Verbindung, das auf der anderen Seite der Ebene, in der Schwenkachse und Drehachse der hydrostatischen Maschine, zu der dieses Ventil gehört, liegen, angeordnet ist, so daß die Leitung 147 auf der anderen Seite dieser Ebene der Leitung 135 auf dieser Seite der 30 Ebene entspricht.

In einer Innenbohrung 100 der Ventilhülse 141 ist der Vorsteuerkolben 34a verschiebbar gelagert, gegen dessen in der Zeichnung oberes Endteil 33a ein Federteller 32a 35 abgestützt ist, gegen den die Regelfeder 7a anliegt. Diese 1 Regelfeder 7a liegt ihrerseits mit ihrem andern Ende gegen einen Federteller 123 an, der in der in der Zeichnung dargestellten Lage gegen die Innenseite des Bodens des Stellkolbens 9 anliegt.

5

Am äußeren Umfang des Vorsteuerkolbens 34a sind Ringnuten 115, 117 und 150 vorgesehen, wobei an die Ringnut 117 ein Drosselspalt 118 anschliesst und von der Ringnut 117 Radialbohrungen 151 ausgehen, während von der

10 Ringnut 115 Radialbohrungen 114 ausgehen.

Der Vorsteuerkolben 34a ist gegen eine Einstellfeder 35a abgestützt, die sich andererseits gegen die Bodenfläche der Verschlußschraube 109 stützt, die in ein Innengewinde 15 der Ventilhülse 141 eingeschraubt ist. Zum Zwecke des Einstellens der Vorspannung der Einstellfeder 35a sind zwischen diese und die Verschlußschraube 109 Einlegscheiben 119 zwischengelegt, wobei durch die Anzahl und die Wandstärke dieser Einstellscheiben 119 die Vor-20 spannung der Einstellfeder 35a bestimmt wird. Das ermöglicht der Verschlußschraube 109 eine eindeutige Lage, in der diese fest angezogen ist, zu geben, so daß nicht die Gefahr besteht, daß durch äußere Eingriffe Veränderungen herbeigeführt werden. Hinzu kommt, daß die 25 Verschlußschraube 109 mit einem Halsteil versehen ist, an dem eine Anschlagfläche 108 gebildet ist, gegen die das untere Ende des Vorsteuerkolbens 34a anliegen kann.

Koaxial zum Vorsteuerkolben 34a ist in diesem eine Sack-30 bohrung 131 vorgesehen, in der ein Sicherheitskolben 102 verschiebbar ist, der eine Ringnute 110 und von dieser ausgehende Radialbohrungen 111 aufweist, welche in einer Axialbohrung 112 münden, von der wiederum Radialbohrungen 113 ausgehen.

1 Der Sicherheitskolben 102 ist gegen eine Feder 104 abgestützt, die sich andererseits gegen den Boden der Sackbohrung 131 abstützt. Gegen diesen Boden der Sackbohrung 131 kann die Anschlagfläche 105 anliegen, die die 5 Stirnfläche zu einem Fortsatz 160 des Sicherheitskolbens ist. Auch am entgegengesetzten – in Figur 3 unteren – Ende weist der Sicherheitskolben 102 einen Fortsatz 161 auf, an dessen Stirnfläche eine Anschlagfläche 106 gebildet ist, die gegen die Innenfläche der Verschluß
10 schraube 109 anlaufen kann.

In das obere Teil 33a des Vorsteuerkolbens 34a ist ein Anschlagbolzen 14a eingeschraubt, der ein Kopfteil 15a aufweist, gegen dessen Grundfläche 122 der Federteller 123 anliegen kann.

Die Wirkungsweise im Normalbetrieb ist folgende: Durch die Steuerdruckzuführungsleitung 139 und die Bohrungen 144 wird Steuerdruck zugeführt, der sich durch die Bohrung 154 20 in dem Steuerdruckraum 132 auswirkt und damit auf die in der Zeichnung untere Stirnfläche des Vorsteuerkolbens 34a und des Sicherheitskolbens 102 einwirkt. Ist der Vorsteuerdruck groß genug, um die Kraft der Feder 104 überwinden zu können, wird der Sicherheitskolben 102 im Vorsteuer-25 kolben 34a soweit hoch gedrückt, daß die Anschlagfläche 105 am Boden der Sackbohrung 131 zum Anliegen kommt. Steigt der Vorsteuerdruck soweit an, daß der insgesamt auf die Stirnfläche des Vorsteuerkolbens 34a einschließlich der Stirnfläche des Sicherheitskolbens 102 wirkende Druck 30 eine Kraft erzeugt, die größer ist als die Vorspannkraft der Regelfeder 7a, so wird der Vorsteuerkolben 34a nach in der Zeichnung oben gedrückt und stellt damit eine Verbindung zwischen der Leitung 140, durch die Stelldruck zugeführt wird, und der Leitung 135, durch die Stelldruck 35 dem in der Zeichnung nicht mehr dargestellten Stell-

- 1 zylinder auf der anderen Seite zugeführt wird, her. Sinkt der Vorsteuerdruck, wird der Vorsteuerkolben 34a unter der Wirkung der Kraft der Regelfeder 7a nach in der Zeichnung unten verschoben, so daß die Ringnut 115 eine
- 5 Verbindung zwischen der Leitung 135 und der Abflußleitung 133 herstellt, so daß aus dem Stellzylinder auf der anderen Seite der Maschine Druckmittel abgelassen wird.
- 10 Liegt der Sicherheitskolben 102 mit der Anschlagfläche 105 am Boden der Sackbohrung 131 an, verschließt der in der Zeichnung unterhalb der Ringnut 110 liegende Teil des Sicherheitskolbens 102 die Radialbohrungen 116.
- 15 Wenn jedoch dieses Zurückschieben des Vorsteuerkolbens 34a unter der Wirkung der Regelfeder 7a nicht möglich ist beispielsweise weil sichan einer der Kanten des Vorsteuerkolbens 34a ein Schmutzteilchen in der Bohrung 25a festgesetzt hat bleibt also auch bei Absinken des Vorsteuerdrucks im Steuerdruckraum 132 der Vorsteuerkolben 34a
- 20 steuerdrucks im Steuerdruckraum 132 der Vorsteuerkolben 34: in der in der Zeichnung nach oben verschobenen Stellung. Infolge des Absinkens des Vorsteuerdrucks in dem Steuerdruckraum 132 wird jedoch der Sicherheitskolben 102 unter der Wirkung der Feder 104 nach in der Zeichnung unten
- verschoben. Die Stärke der Feder 104 ist so ausgelegt, daß bei einem Vorsteuerdruck, der etwas unter dem Regelbeginn des Vorsteuerkolbens 34a liegt, der Sicherheitskolben 102 am Anschlag 105 im Inneren des Vorsteuerkolbens 34a zur Anlage kommt. Bei nach in der Zeichnung
- 30 unten verschobenem Sicherheitskolben 102 wird über die Ringnut 110 und die Bohrungen 111, 112 und 113 in diesem sowie über die Bohrung 114 und den Ringkanal 115 im Vorsteuerkolben 34a eine Verbindung zwischen der Leitung 135, die zum Innenraum des Stellzylinders auf der anderen Seite der Maschine führt, und der Leitung 133, die zu einem druck-

1 losen Behälter führt, hergestellt, so daß auch dann, wenn der Vorsteuerkolben 34a nicht zurückgeschoben wird, die Leitung 135 von Druck entlastet wird. In dieser nicht zurückgeschobene Stellung des Vorsteuerkolbens 34a hat 5 nämlich der Ringkanal 110 Verbindung mit der Bohrung 116 im Vorsteuerkolben 34a und weiterhin der Ringkanal 117 des Vorsteuerkolbens 34a Verbindung mit der Leitung 135 zum Stellzylinder. Diese Verbindung besteht jedoch nur dann, wenn der Vorsteuerkolben 34a in der Öffnungstellung 10 verharrt, obwohl der Steuerdruck unterhalb des für den Regelbeginn vorgesehenen Wertes abgesenkt ist, das heißt, wenn die Regelfeder 7a, obwohl der Vorsteuerdruck abgebaut ist, nicht in der Lage ist, den Vorsteuerkolben 34a in Richtung gegen die Anschlagfläche 108 zu schieben, 15 so daß der Vorsteuerkolben 34a die für den Normalbetrieb vorgesehene Verbindung über den Ringkanal 115 der drucklosen Ablaufleitung 133 nicht öffnet. Das heißt in diesem Fall, in dem eine Fehlfunktion durch Festhängen des Vorsteuerkolbens 101 auftritt, wird durch die Funktion 20 des zusätzlichen Sicherheitskolbens 102 die angestrebte Wirkung erzielt. Unter Berücksichtigung der Tatsache, daß in diesem Zustand auch die Stelldruckzuführungsleitung 140 mit der Ablaufleitung 133 verbunden ist, enthält der Vorsteuerkolben 34aden Drosselspalt 118, der 25 ein ungehindertes Nachfließen des Stelldruckmittels durch die Drosselung im Drosselspalt 118 verhindert beziehungsweise den nachfließenden Strom vermindert. Diese Strombegrenzung im Drosselspalt 118 bewirkt bei normaler Funktion der Ventileinrichtung gleichzeitig eine Stell-30 zeitbegrenzung.

Wenn bei normaler Funktion des Vorsteuerkolbens 34a dieser infolge der Kraft der Regelfeder 7a so weit nach in der Zeichnung unten verschoben ist, daß das Endteil des Vor-35 steuerkolbens 34a gegen die Anschlagfläche 108 anliegt,

- dann bewirkt der Anschlag 106 am in der Zeichnung unteren Fortsatz des Sicherheitskolbens 102, daß dieser gegen die Kraft der Feder 104 innerhalb des Vorsteuerkolbens 34a hochgedrückt wird.
- 5 Ist in den Innenraum des Stellzylinders 27 soviel Druckmittel unter einem so hohen Druck eingeführt, daß der Stellkolben 9 sehr weit ausfährt, entspannt sich die Regelfeder 7a trotzdem nicht, weil der Federteller 123 gegen 10 den Anschlag 122 anliegt und dadurch den Entspannungsweg der Regelfeder 7a begrenzt. Wird andererseits der Stellkolben 9 unter Wirkung des Stellkolbens, der auf der anderen Seite der Maschine angeordnet ist, in den Stellzylinder 27 weit genug hinein gedrückt, kommt der Feder-15 teller 32a zum Anlegen gegen die Oberfläche der Ventilhülse 141 mit der Folge, daß bei einem weiteren Hineindrücken des Stellkolbens 9 in den Stellzylinder 27 der Federteller 123 von der Anschlaggrundfläche 122 abhebt. Vom Augenblick des Abhebens an steht aber die volle 20 Vorspannkraft der Regelfeder 7a zur Verfügung.

Die Ablassleitung 133 ist bei dem Ausführungsbeispiel gebildet durch eine Radialnut 166, die in einen am Umfang des Zylinders 27 gebildeten Spalt 167 mündet, der seiner-25 seits mit dem Innenraum des in der Zeichnung nicht mehr dargestellten Gehäuses in Verbindung steht.

- Leerseite -

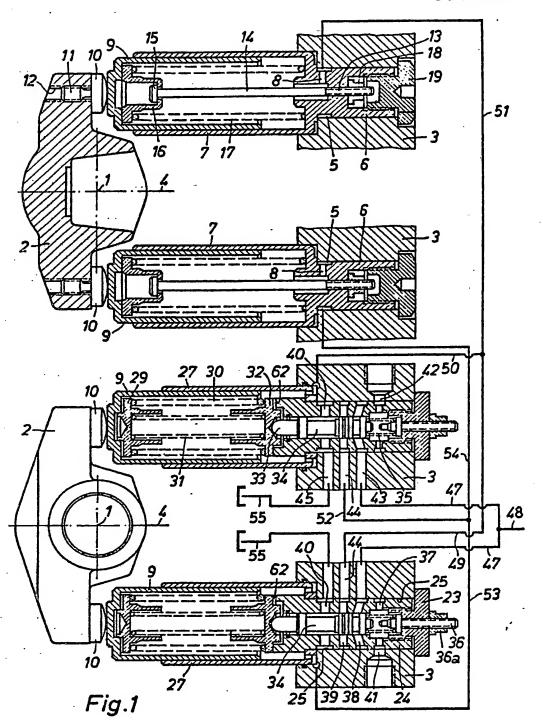
THIS PAGE BLANK (USPTO)

27.

Nummer: Int. Cl.³:

Anmeidetag: Offenlegungstag: **33 46 000 F 04 B 1/08**20. Dezember 1983
28. Juni 1984

(A 684) A 82/99 II BI.1/.



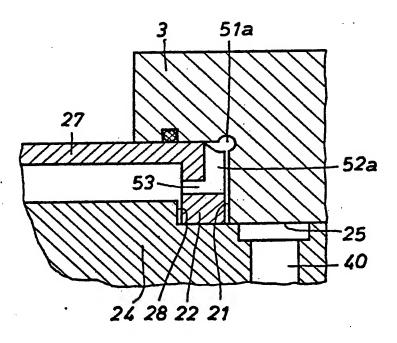
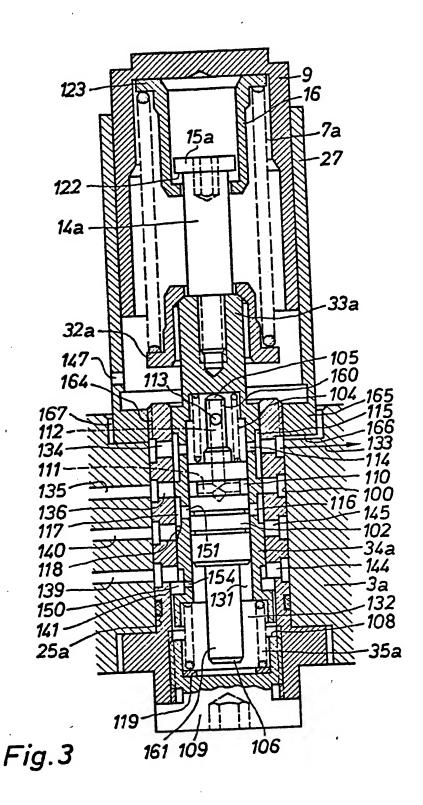


Fig. 2



This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

□ BLACK BORDERS
□ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
□ FADED TEXT OR DRAWING
□ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
□ SKEWED/SLANTED IMAGES
□ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
□ GRAY SCALE DOCUMENTS
□ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
□ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

☐ OTHER:

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.

THIS PAGE BLANK (USPTO)